® 日本国特許庁(JP)

①特許出願公開

@ 公 開 特 許 公 報 (A) 平2-131805

®Int. Cl. ⁵

識別記号

庁内整理番号

③公開 平成2年(1990)5月21日

B 23 B 31/173

A 7632-3C

審査請求 未請求 請求項の数 2 (全6頁)

Ø発明の名称 ツー

ツールチヤツク

②特 願 昭63-282124

②出 願 昭63(1988)11月8日

@発明者中村

大治郎

兵庫県小野市下来住町662-2

⑪出 願 人 北 村 公 子

兵庫県神戸市東灘区御影町西平野字伊賀塚5-8-103

四代 理 人 弁理士 永田 良昭

明 相 書

1. 発明の名称

ツールチャック

- 2. 特許請求の範囲
- (1) チャック本体の先端中心部に複数本のチャック爪を拡縮可能に斜致すると共に、チャック本体に回動自在に設けたネジ環のネジ送りにより前記チャック爪を拡縮摺動させてツールを挟持するツールチャックであって、

前記チャック本体の外周都に第1インターナルギャと、第2インターナルギャとを回動可能に併設し、

上記第1インターナルギャの外周部をチャック爪の拡縮操作部に設定すると共に、

第2インターナルギャを前記ネジ環に連結 1

前記2個のインターナルギャに貼合する遊 星ギャをチャック本体に動支し、

前記2個のインターナルギャに歯数差を付

けた

ツールチャック。

(2)チャック本体の先端中心部に複数本のチャック爪を拡縮可能に斜設すると共に、チャック本体に回動自在に設けたネジ環のネジ送りにより前記チャック爪を拡縮揺動させてツールを挟持するツールチャックであって、

的記チャック本体の外周都に第1インター ナルギャと、第2インターナルギャとを回 動可能に併設すると共に、

上記両インターナルギャに暗合する遊星ギャをキャリアに軸支し、

上記キャリアの外周部を外部に露出して、 該外周部をチャック爪の拡縮操作部に設定 1.

前記第1インターナルギャをチャック本体 に連結すると共に、第2インターナルギャ を前記ネジ環に連結し、

前記2個のインターナルギャに歯数差を付

けた

ツールチャック。

3. 発明の詳細な説明

(イ)産業上の利用分野

この発明は、電動ドリルや電動ドライバなどにおいて、ドリルビットやドライバビット等のツールを挟持して作業するツールチャックに関する。 (ロ) 従来の技術

従来のツールチャックはチャックハンドルでチャック爪の拡縮を操作していた。

このチャックハンドルによる操作はハンドル操作の煩しさやその他の不便な点があることから、このチャックハンドルを使用することなく、チャック爪の拡縮操作を可能にしたチャックが、特開昭63-174804号公報に開示されている。(ハ)発明が解決しようとする問題点

しかし、上述のハンドル不要チャックは作業中 にチャックに緩みが生じるので、この緩みを防止 するための手段を必要としている。

すなわち、本来のチャックハンドルによるチャ

ンターナルギャに鳴合する遊星ギャをチャック本 体に軸支し、前記2個のインターナルギャに衝数 差を付けたツールチャックであることを特徴とす る。

(ホ)作用

ックには充分なチャック力を得るだけの続付け力を有するので、チャックの緩み防止手段が不要であるが、上述のハンドル不要チャックはチャックカが充分得られる程績付け力がないため緩み防止手段を必要としている。

そこで、この発明はハンドル不要のツールチャックでありながら、ツールの締付け力がハンドル使用のチャックと等価に待られるツールチャックの提供を目的とする。

(二)問題点を解決するための手段

この発明の第1の発明は、チャック本体の先端中心部に複数本のチャック爪を拡縮可能に斜設すると共に、チャック本体に回動自在に設けたが関のネジ送りにより前記チャック爪を拡縮超ったがあったができるツールチャックであったができると共に、第2インターナルギャを前記ネジ環に連結し、前記2個のイーナルギャを前記ネジ環に連結し、前記2個のイーカーでは、前1の発見を表し、前に2個のイーでは、前1の発見を表し、前1のイーでは、前1の発見を表し、前1のイーでは、前1の発見を表し、前1のイーでは、前1の発見を表し、前1の発見を表して、前1の発見を表して、前1の発見を表して、前1の発見を表して、

この発明によれば、第1および第2のインターナルギャに歯数差があることで、しかもこの歯数差が1または2といった少なくなればなるほど、大きな減速比が得られ、そのため大きな節付け力が得られる。

従って、第1発明では、第1インターナルギャ の拡縮操作部とチャック本体とをツールの結付け 方向に相対回動することで、大きな結付け力が作 用してチャック爪を拡縮摺動操作することができ る。

また、チャック爪にツールを押入して、該ツールとチャック爪にの間に余裕がある場合、またはチャック爪からツールを取外す場合等のように、チャック爪に締付け力が働いていない時は、チャック爪の拡縮器動の負荷が軽いため、第18人のインターナルギャと遊星ギャが場合負債を回動することになるので、チャック爪の拡縮器動を早いスピードで行なうことができ、大きな減速によって遅くなることを回避している。

また、第2発明では、キャリアの鉱縮操作部とシャック本体とをツールの続付け方向に相対回動することで、前述の第1発明と同様にチャック爪の鉱縮摺動操作ができる。

(へ)発明の効果

上述の結果、この発明の第1、第2発明によれば、2個のインターナルギャと遊星ギャとによる 大きな減速比に伴う大きなトルクによってチャック爪を縮付けるので、チャックハンドルなしで強 固にツールを挟持することができる。

また、チャック爪に締付け力が生じていない時 すなわち、ツールとチャック爪との間に関除があ るときは、減速が生じないので、操作回動と等速 でネジ環を回動することができ、迅速なチャック 爪の拡縮摺動ができ、操作性が良い効果を得る。 (ト) 実練例

この発明の一実施例を以下図面に基づいて評述する。

図面は電動ドリルや電動ドライバなどでドリル ビットやドライバビットなどのツールを挟持する

歯19,20には遊星ギャ21を唱合し、この遊星ギャ21は支軸22によってチャック本体11 に軸支している。

なお、支軸22の一端はチャック本体11に連 結固定した操作輸体23の側面に軸受し、そして、 この操作輸体23の外周部分にはローレットを判 設して本体側操作部24に設定している。

前述の第1インターナルギャ17の外周面はローレットを刺設して拡縮操作部25に設定し、また、第2インターナルギャ18の先端内周部はネジ環15に対して、キーまたはその他の適宜の構造によって、回動力が伝達されるように連結しており、そして、両インターナルギャ17.18の重合部分は相対回動を許容している。

前述の第1インターナルギャ17の後端外周部にはテーパ面26と、端面27を形成し、また、これと対向する操作額休23にもテーパ面28と側面29とを形成し、これらは相互が接当することで第1インターナルギャ17のガタツキをなくする構造として形成している。

ツールチャックを示し、該ツールチャック10の チャック本体11の先端中心部には3本のチャック M12…を、チャック本体11の軸芯に対して 先端関が集合する傾斜状に、しかも、鉱縮摺動可能に斜設している。

すなわち、それぞれのチャック爪12はチャック本体11の軸芯に対して傾斜状に形成した摺動 清13に摺動のみ自在に挿入し、それぞれの外周 部にはそれぞれが連続する状態となる雄ネジ14を螺設し、これら雄ネジ14…にはリング状のネジ環15の雌ネジ16を螺合し、このネジ環15を正逆回転することで、チャック爪12…をネジ送りして、チャック爪12…を拡縮摺動し、ツールの挟持掤放を行なう。

前述のチャック本体11の検部外周部には第1 インターナルギャ17と第2インターナルギャ1 8とをこの内由19,20を併設状態に回動可能 に配設し、それぞれの外周部先端側は重合して前 述のネジ環15の外周まで延長している。

上述の2個のインターナルギャ17,18の内

前述のネジ環15の内側側面には凹溝30を刻設し、この凹溝30にはキク座バネ31を収納し、 該キク座バネ31はボール32をチャック本休1 1の対向面33に付勢する。

前述のネジ環15が回動してそのチャック爪1 2…を、ツール34を挟持する方向に締付け、そ して、この締付けが限界に連すると、ネジ送りは ネジ環15間を後退する方向に作用して、該ネジ 環15を後退させる。

この後退移動で、次に第2インターナルギャ18を後退移動し、さらに、この第2インターナルギャ18はその外周都別部で第1インターナルギャ17の内周部を押圧するので、この第1インターナルギャ17のテーパ面26と端面27が操作輪体23のテーパ面28と関面29に押圧して、この第1インターナルギャ17の回動方向のガタッキを無くすることができる。

なお、図中35は電動ドリルまたは電動ドライ バの回転軸に接続するための取付け孔、36はO リングである。 このように構成したツールチャック 1 0 の作用 を説明する。

例えば、第1インターナルギャ17の歯数を4 2、第2インターナルギャ18の歯数を40とし、 遊垦ギャ21の歯数を15とすると、その減速比 は

1 5 × 4 0 / ((1 5 × 4 0) - (1 5 × 4 2)) = -2 0

となって、1対20となり、大きな減速を得ることができ、大きなトルクを得る。

なお、マイナスの値は締付け方向が逆方向であ り、また、プラスの値になれば順方向になること を現わす.

このようにして大きなトルクでもってツール34を締付けることで強固なチャック力を得る。

すなわち、チャック本体11と連結している操 ルクが働いて、作輪体23の本体間操作部24を片手で保持し、 け方向に回動す次に第1インターナルギャ17の拡縮操作部25 この回動でチを他の手で保持して、これら操作輪体23と第1 し、ツール34インターナルギャ17とをツール34を挟持する ことができる。

方向に相対回動操作すると、回動初期では、すなわち、未だツール34に結付け力が作用していないときは回動負荷が軽いので、第1、第2のインターナルギャ17、18および遊星ギャ21の噛合負荷が大きいので、これらが一体となって回動し、第1インターナルギャ17と等速でネジ環15を可動して、チャック爪12…を収縮させる。

従って、この時のチャック爪12の摺動は早く 行なうことができる。

次いで、チャック爪12…にツール34が接触して締付け力が作用すると、第1インターナルギャ17の内傷19と遊星ギャ21との間に相対回動が生じて遊星ギャ21が回動し、この回動で第2インターナルギャ18が回動すると共に、その回動が大きく減速されていることから、大きなトルクが倒いて、ネジ環15を大きなトルクで締付け方向に回動する。

この回動でチャック爪12… は収縮方向に居動 し、ツール34を大きなトルクで締付け固定する ことができる。

また、ツール34に対するチャック爪12…の 静付け力が限界に達すると、今度はネジ環15が ネジ送りによって後退し、この後退時にはボール 32がチャック本体11の対向面33に当接して 付勢力が作用することで、該ネジ環15の後退で、第 2インターナルギャ18を介し第1インターナル ギャ17を後退して、そのテーバ面26および開面 27を操作輪体23のテーバ面28および開面 29に当接させて、第1インターナルギャ17の ガタツキ、すなわち、ロックを掛けることになる。

このようにしてツール34をチャック爪12…に挟持し、ツールチャック10を正転または逆転して作業をしても、ツール34の挟持は前述のように大きなトルクで締付けるので、チャックハンドルで締付けた場合と等価な挟持状態が得られ、作業中に緩むことがない。

また、ツールチャック10の正逆転の切替えに よって、第1インターナルギャ17に反動が生じ ても、該第1インターナルギャ17は操作輸休2 3 に強く押圧して回動がロック状態にあるので、 上述の反動による回動が無くこの反動による回動 でツール34の締付けが緩むこともない。

なお、上述の実施例では、第1インターナルギャ17の拡縮操作部25と、操作輪体23の本体側操作部24との相対移動で、チャック爪12を 揺動したが、電動ドリルまたは電動ドライバの正 連モータの駆動力を利用して行なうこともできる。

すなわち、第1インターナルギャ17の拡縮操作部25を保持した状態で、ツールチャック10を電動で回動すると、チャック本体11が回動するので、前述と同様のチャック爪12…の挟持が得られる。

さらに、前述の実施例では、第1インターナルギャ17の内値19の衝数を多くしたが、第2インターナルギャ18の内値20の歯数を多くしても、同様の大きな減速比を得て、大きなトルクを得ることができるので、前述の実施例と同様な作用効果を得ることができる。

第2図は他の実施例を示し、前述の第1実施例

と同様の構成部分には同一の符号を付して、その詳細な説明は省略するが、その概ねの違い点は第 1 実施例が第1インターナルギャ17とチャック 本体11の相対回動で、チャック爪12…の鉱船 智動を操作したが、この第2実施例では遊星ギャ 21を軸支したキャリア37とチャック本体11 との相対回動でその操作を行なっている。

すなわち、前述の遊星ギャ21の中間部をキャリア37に軸支し、このキャリア37の外周部を外部に露出して、この外周部を拡縮操作部25に設定し、さらに、第1インターナルギャ17をチャック本体11に連結し、この第1インターナルギャ17の外周部に本体側操作部24を設定して構成している。

このように構成してもキャリア37の拡船操作部25と、第1インターナルギャ17の本体間操作部24との相対回動で、チャック爪12…の拡縮摺動を操作することができ、前述の第1実施例と等価な効果を得ることができる。

4. 図面の簡単な説明

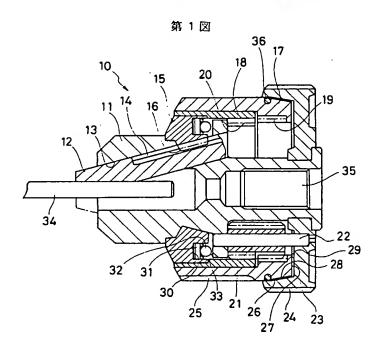
図面はこの発明の一実施例を示し、 第1図はツールチャックの縦断面図、 第2図は他の例を示すツールチャックの縦断面図 である。

- 10…ツールチャック
- 11…チャック本体
- 12…チャック爪
- 15… ネジ環
- 17…第1インターナルギャ
- 18…第2インターナルギャ
- 21…遊星ギャ
- 25… 拡箭操作部
- 37…キャリア

代理人 弁理士 永 田 良 昭

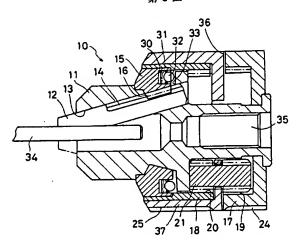


10…ツ-ルチャック 11…チャック本体 12…チャックホ 15…ネン3項 15…ネン3項 15…ななは操作部



10…ツ-ルチャ・ク 11… チャック本体 12… チャックホ 15… ネン項 21… 塩里 ギャ 25… 本婦操作師 37… キャリア

第2図



PAT-NO:

JP402131805A

DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 02131805 A

TITLE:

TOOL CHUCK

PUBN-DATE:

May 21, 1990

INVENTOR-INFORMATION:

NAME

NAKAMURA, DAIJIRO

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME

COUNTRY

KITAMURA KIMIKO

N/A

APPL-NO:

JP63282124

APPL-DATE:

November 8, 1988

INT-CL (IPC): B23B031/173

US-CL-CURRENT: 279/902

ABSTRACT:

PURPOSE: To make it possible to obtain large clamping force by utilizing a speed reducing ratio resulting from the difference between the number of the teeth of gears by providing a chuck body with the first and second internal gears whose tooth numbers are different from each other at the outer periphery and pivotally supporting a planet gear meshing with both of the internal gears at a carrier.

CONSTITUTION: The first and second internal gears 17 and 18 are rotatably arranged at the outer periphery of the rear section of a chuck body 11 with their internal teeth 19 and 12 arranged in parallel and with the head sides of the internal gears is mutually overlapping relation and extend to the outer periphery of a screw ring 15. The numbers of the internal teeth 19 and 20 are different from each other. The work of clamping force resulting from the contact of a tool 34 with a chuck jaw 12 generates the relative rotation between the internal teeth 19 of the internal gear 17 and a planet gear 21 resulting in the rotation of the planet gear 21. This rotate the internal gear 18, and rotation speed is much reduced due to the difference between the

numbers of the teeth of the internal gears, which rotates the screw ring 15 with big torque in a clamping direction. The tool 34 can be, therefore, clamped and fixed with big torque.

COPYRIGHT: (C)1990,JPO&Japio